F16H 1/46

## (19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

# 特開平8-247225

(43)公開日 平成8年(1996)9月24日

(51) Int.Cl.

識別記号

庁内整理番号

FΙ

F 1 6 H 1/46

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数1 FD (全 3 頁)

(21)出願番号

特願平7-80887

平成7年(1995)3月14日

(71) 出顕人 000002059

...

神鋼電機株式会社

東京都中央区日本橋3丁目12番2号

三重県伊勢市竹ケ鼻町100番地 神鋼電機·

株式会社伊勢製作所内

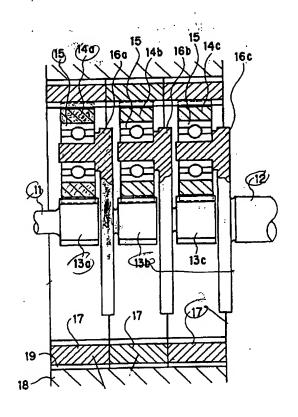
(74)代理人 弁理士 後藤 武夫 (外2名)

### (54) 【発明の名称】 遊星歯車減速機の自動調芯機構

### (57)【要約】

【目的】 入力軸11のサンギヤ13aと、このサンギ ヤに噛合する複数の初段プラネットギヤ14 a と、これ らのプラネットギヤを支承する初段キャリア16aと、 前記初段キャリアに一体形成の次段サンギヤ13bと、 この次段サンギヤに噛合する複数の次段プラネットギヤ 14 bと、これらのプラネットギヤを支承する次段キャ リア16b等とを含む多段のサンギヤ、プラネットギヤ 及びキャリアから成り、更に前記多段の複数のプラネッ トギヤ14a~14cを一体噛合するインターナルギヤ 17と、前記キャリアの最終段に形成の出力軸12とを 有する遊星歯車減速機において、プラネットギヤの支持 部の面圧、面粗度等に過大な注意を要せずに焼付発生を 防止し、自動調芯機能を保持して出力軸の回転遊びを小 さくする。

【構成】 前記プラネットギヤ14a~14cはころが り軸受15により前記キャリア16a~16cに支承さ れ、前記インターナルギヤ17は長手方向に各段毎に分 割され、これらのインターナルギヤの外周はハウジング 18とセレーション係合するようになっている。



2

#### 【特許請求の範囲】第

【請求項1】 入力軸のサンギャと、このサンギャに噛合する複数の初段プラネットギャと、これらのプラネットギャを支承する初段キャリアと、前記初段キャリアに一体形成の次段サンギャと、この次段サンギャに噛合する複数の次段プラネットギャと、これらのプラネットギャを支承する次段キャリア等とを含む多段のサンギャンプラネットギャ及びキャリアから成り、更に前記多段の複数のプラネットギャを一体嚙合するインターナルギャと、前記キャリアの最終段に形成の出力軸とを有する遊り軸受により前記キャリデに支承され、前記インターナルギャは長手方向に各段毎に分割され、これらのインターナルギャの外周はハウジングとセジーション係答するようになっていることを特徴とする遊童協事減速機の自動調芯機構を発展と思います。

## 【発明の詳細な説明】

この発明者 響位 公

【800001】邮单101部第二自由使供原理运

【産業上の利用分野】での発明は遊星歯車減速機に関し、特に遊星歯車減速機の自動調芯機構に関する。 【0002】

【従来の技術】遊星歯車機構は大負荷容量、大減速比が 得られるので広く使用される。図2には従来の遊星歯車 減速機の断面図が示されており、図2を参照してその遊 星歯車減速機の構造、作用を概説する。入力軸1からの 動力が出力軸2へ減速されて伝動されるが、その間にイ ンターナルギヤ3、プラネットギヤ4a~4c、サンギ ヤ5a~5cの組合せが多段(この例では3段)に設け られ、プラネットギヤ4a~4cはそれぞれ3個以上円 周方向に等分の位置に配設される。入力軸1と一体のサ 30 ンギヤ5 a と、インターナルギャ3とに噛み合うプラネ ットギヤ4aはキャリア6aに滑り軸受部7で回転可能 に支持され、第1段の組合せを形成する。サンギャ5b はキャリア6aと一体で、以下同様に第2段の組合せ、 第3段の組合せが形成され、出力軸2はキャリア6cと 一体に形成される。インターナルギャ3は図示しないハ ウジングに固定されるか、又はハウジング自身にギャが 刻設される。上記の構造でプラネットギャ4a~4cの 位置は、滑り軸受部7の位置誤差やプラネットギヤ4a ~4 c 相互の寸法誤差のために、特定のプラネットギャ 40 に動力伝達が集中する。これを緩和するために、係合各 部に遊びを設け、荷重パランスによりキャリア6a~6 cが移動して均等な負荷分担、つまり自動調芯が行われ る。

#### [0003]

【発明が解決しようとする課題】図2に示される従来の 遊星歯車減速機は、プラネットギヤ4a~4cがキャリ ア6a~6cに滑り軸受部7を介して組立てられて動力 の伝達を行うが、滑り軸受は焼付防止のため面圧、周 速、摺動面の面粗度及び面硬度、潤滑等がクリティカル 50 で、細心の注意を払う必要がある点となっており、又、 潤滑剤の滑り軸受内補給の点からプラネットギャと滑り 軸受部との隙間を比較的大きくとる必要があり、出力軸 の回転遊びを小さくすることは困難であるという問題が ある。

#### [0004]

【課題を解決するための手段】本発明は、上述の問題を 解決し、面圧その他にそれ程細心の注意を必要とせず、 焼付を生じ難いころがり接触とし、自動調芯機能 (プラ ネットギヤの負荷均等分担)を損なわない機構を実現す るために、入力軸のサンギヤと、このサンギヤに嚙合す る複数の初段プラネットギヤと、これらのプラネットギ ヤを支承する初段キャリアと、前記初段キャリアに一体 形成の次段サンギャと、この次段サンギャに嚙合する複 数の次段プラネットギヤと、これらのプラネットギヤを 支承する次段ギャリア等とを含む多段のサンギャ、パプラ ネットギヤ及びキャリアから成り、更に前記多段の複数 のプラネットギヤを一体噛合するインターナルギヤと、 前記キャリアの最終段に形成の出力軸とを有する遊星歯 車減速機において、前記プラネットギヤはころがり軸受 により前記キャリアに支承され、前記インターナルギヤ は長手方向に各段毎に分割され、これらのインターナル ギヤの外周はハウジングとセレーション保合するように なっている遊星歯車減速機の自動調芯機構を提供しよう とするものである。

[0005]

【作用】本発明による遊星歯車減速機の自動調芯機構は 下記の作用を有する。

- (1) プラネットギャをころがり軸受支持にしたので、 面圧、面粗度等に細心の注意を払う必要がなく、ころが り軸受の潤滑油の隙間が微小なので、プラネットギャ支 持部での遊びをほぼ零にできる。
- (2) インターナルギャがセレーションを介してハウジングに組み込まれるので、サンギャとプラネットギャ、プラネットギャとインターナルギャ、のそれぞれの間は遊びを零近くにし、インターナルギャとハウジングの係合のセレーションだけに遊びを設ければ、インターナルギャが半径方向に移動して調芯を容易にする。セレーションの部分は直径が大きく、こゝの遊びが多少大きくても出力軸の回転遊びへの影響は少ない。
- (3) インターナルギヤは各段毎に分割されていて、各段毎に独立して調芯を行うことが可能である。

#### [0006]

【実施例】以下、本発明による遊星歯車減速機の自動調 芯機構の実施例を図1を参照して説明する。図1は3段の遊星歯車減速機の自動調芯機構の断面図である。プラネットギヤ14a~14cはそれぞれ3個宛円周方向3等分の位置に配置される。第1段のプラネットギヤ14aはキャリア16aにころがり軸受(本実施例においてはボールベアリング)15を介して支承され、入力軸1

3

1と一体のサンギヤ13aと、インターナルギヤ17と に噛み合う。インターナルギヤ17は長手方向に3分割 されたギャの一つで、セレーション19を介してハウジ ング18と係合する。この係合には多少の遊びが設けら れる。第2段のサンギヤ13bはキャリア16aと一体 であり、第3段のサンギヤ13 c はキャリア16 b と、 又出力軸12はキャリア16cと一体であり、第2段、 第3段の組合せは、第1段と全く同様になっている。上 記の構造による作用を説明すると、入力軸110回転 は、第1段~第3段の組合せで大幅に減速されて出力軸 10 12へ伝動される。プラネットギヤ14a~14cはそ れぞれころがり軸受(ボールベアリング)15で支承さ れるので、キャリア16a~16cとの間には遊びがな く、又、各ギヤ間にも遊びは殆ど零であるが、3個のイ ンターナルギヤ17とハウジング18との間のセレーシ ョン19に多少の遊びが設けられ、しかもインターナル ギヤ17は第1段~第3段に別個に分割されていて、組 立及び自動調芯が容易であり、セレーション19の直径 は比較的大きいので、ここでの遊びによる出力軸の回転 遊び(ガタ)は小さい。

#### [0007]

3

【発明の効果】本発明による遊星歯車減速機の自動調芯機構は、上述のように構成されているので、下記の効果を有する。

\* (1) プラネットギヤの支持ををころがり軸受にしたので、こゝでの遊びや焼付の発生を無くすことができる。

(2) 直径の大きいセレーションの部分で調芯させることで、出力軸の回転遊びを少くすることができる。

(3) インターナルギヤを各段毎に分割することで、各段の調芯を独立させ、他段からの影響を受けないようにすることができる。

(4) 各段毎に分割したインターナルギヤは同一セレーション内に組み込まれ、コンパクトになる。

#### | 【図面の簡単な説明】

【図1】本発明による遊星歯車減速機の自動調芯機構の 一実施例を示す断面図である。

【図2】従来の遊星歯車減速機の断面図である。

#### 【符号の説明】

11:入力軸 12:出力軸

13a、b、c:サンギヤ

14a、b、c:プラネットギヤ

15:ころがり軸受

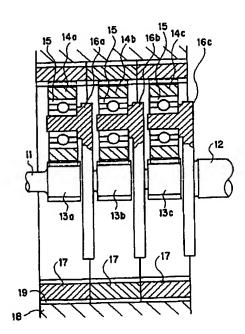
20 16a、b、c:キャリア

17:インターナルギヤ

18:ハウジング

19:セレーション

【図1】



【図2】

